

RÉPUBLIQUE FRANÇAISE  
INSTITUT NATIONAL  
DE LA PROPRIÉTÉ INDUSTRIELLE  
PARIS

(11) N° de publication :  
(A n'utiliser que pour les  
commandes de reproduction).

**2 457 406**

A1

**DEMANDE  
DE BREVET D'INVENTION**

(21) **N° 79 12942**

(54) Assemblage à vis, et application, notamment, aux cercles de monture de lunettes.

(51) Classification internationale (Int. Cl.º) F 16 B 39/28; G 02 C 13/00.

(22) Date de dépôt ..... 22 mai 1979, à 13 h 39 mn.  
(33) (32) (31) Priorité revendiquée :

(41) Date de la mise à la disposition du  
public de la demande ..... B.O.P.I. — « Listes » n° 51 du 19-12-1980.

(71) Déposant : ESSILOR INTERNATIONAL « CIE GENERALE D'OPTIQUE », société anonyme,  
résidant en France.

(72) Invention de : Jean Dany.

(73) Titulaire : *Idem* (71)

(74) Mandataire : Cabinet J. Bonnet-Thirion et G. Foldés,  
95, bd Beaumarchais, 75003 Paris.

D Vente des fascicules à l'IMPRIMERIE NATIONALE, 27, rue de la Convention — 75732 PARIS CEDEX 15

La présente invention concerne d'une manière générale les assemblages à vis du genre mettant en oeuvre une vis, un écrou, et entre ladite vis et ledit écrou une pièce intercalaire, qui est calée en rotation sur l'écrou tout en pouvant se déplacer  
5 axialement vis-à-vis de celui-ci, et qui est traversée librement par le fût de la vis, la tête de ladite vis présentant, en direction de ladite pièce intercalaire, une surface transversale d'appui par laquelle elle est adaptée à venir porter contre une surface transversale d'appui de base formée à cet effet sur la  
10 pièce intercalaire ; elle vise plus particulièrement ceux de ces assemblages à vis qui comportent en outre des moyens élastiques tendant à rapprocher l'une de l'autre les deux surfaces transversales d'appui qu'ils comportent.

Un tel assemblage à vis se retrouve notamment dans certaines  
15 montures de lunettes, pour fermeture des cercles ou entourages que comporte une telle monture pour mise en place de verres de lunettes.

En effet, pour permettre une telle mise en place, un tel cercle doit former un anneau ouvert, et, aux extrémités de celui-ci, il est prévu un assemblage à vis, l'écrou correspondant étant formé sur l'une desdites extrémités, conformée à cet effet, et l'autre de ces extrémités formant elle-même la pièce intercalaire et étant à cet effet conformée en oreille de manière à être traversée librement par le fût de la vis associée.

25 C'est sur cette pièce intercalaire, qui est calée en rotation sur l'écrou, puisque appartenant au même cercle que cet écrou, et qui peut cependant se déplacer axialement vis-à-vis du dit écrou, à l'encontre de moyens élastiques qui tendent à l'écartier de cet écrou et qui sont en pratique constitués par le cercle  
30 auquel elle appartient, qu'est formée la surface transversale d'appui de base avec laquelle doit coopérer la surface transversale d'appui de la tête de la vis associée, et lesdits moyens élastiques tendent à rapprocher l'une de l'autre lesdites surfaces transversales d'appui.

35 L'un des problèmes à résoudre dans la maintenance des assemblages à vis de ce type est d'en assurer la pérennité du serrage, nécessaire pour éviter toute perte intempestive du verre de lunettes concerné, tout en en permettant si désiré un démontage, pour changement d'un tel verre de lunettes.

40 Il est certes déjà connu à ce jour de doter des assemblages

à vis de dispositions s'opposant à leur desserrage, et répondant de ce fait à la première des exigences rappelées ci-dessus.

Mais tout démontage des assemblages à vis dotés de telles dispositions implique à ce jour une dégradation d'un de leurs 5 composants, qui doit être réparé, voire même remplacé, si un remontage ultérieur est nécessaire.

En outre, pour certaines des dispositions en question, une pièce supplémentaire, du type frein, doit fréquemment être mise en œuvre, ce qui complique les opérations de montage, de démontage et de remontage, et grève le coût de l'ensemble.

La présente invention a d'une manière générale pour objet un assemblage à vis du genre concerné, qui est avantageusement à la fois indesserrable et capable d'être démonté et remonté en conservant son intégrité, et qui présente en outre d'autres avantages.

De manière plus précise, la présente invention a pour objet 15 un assemblage à vis qui est du genre mettant en œuvre une vis, un écrou, et entre ladite vis et ledit écrou une pièce intercalaire, qui est calée en rotation sur l'écrou tout en pouvant se déplacer axialement vis-à-vis de celui-ci, et qui est traversée 20 librement par le fût de la vis, la tête de ladite vis présentant en direction de ladite pièce intercalaire une surface transversale d'appui par laquelle elle est adaptée à venir porter contre une surface transversale d'appui de base formée à cet effet sur la pièce intercalaire, ledit assemblage à vis comportant en outre 25 des moyens élastiques tendant à rapprocher l'une de l'autre lesdites surfaces transversales d'appui et qui est caractérisé en ce que sur lesdites surfaces transversales d'appui sont prévus des moyens de crabotage.

En pratique, de tels moyens de crabotage comportent au moins 30 un bossage en saillie sur l'une quelconque des surfaces transversales d'appui en jeu, et, sur l'autre de celles-ci, au moins un logement en creux propre à coopérer en emboîtement, au moins partiel, avec ledit bossage.

Ainsi, suivant l'invention, il est tiré parti du jeu élastique 35 que possible entre les deux surfaces transversales d'appui pour mettre en œuvre des moyens de crabotage de nature à permettre une solidarisation relative en rotation de ces surfaces transversales d'appui l'une par rapport à l'autre.

Dès lors, du fait de ces moyens de crabotage, lorsque la 40 vis de l'assemblage à vis considéré a tendance à se desserrer,

les surfaces d'appui transversales que comporte cet assemblage rencontrent, dans leur mouvement angulaire relatif correspondant, pour une portion au moins de ce mouvement angulaire, une résistance axiale supérieure à la force axiale de desserrage de ladite vis,  
5 en sorte que le desserrage autonome effectif de cette vis s'en trouve empêché.

Pour un tel desserrage, il faut mettre en œuvre un outil, du genre clé ou tournevis, propre à permettre d'appliquer à la vis un couple suffisant pour surmonter la résistance due aux  
10 moyens de crabotage suivant l'invention.

Un tel desserrage, ainsi assuré, n'implique aucune dégradation des surfaces d'appui transversales en jeu, en sorte que l'  
assemblage à vis suivant l'invention est avantageusement suscepti-  
ble de démontage et de remontage malgré son caractère indesserra-  
15 ble.

L'assemblage à vis suivant l'invention présente en outre d'  
autres avantages.

Tout d'abord il peut avantageusement être mis en œuvre dans un volume réduit, car, les conditions étant égales par ailleurs,  
20 il se présente sous des dimensions sensiblement égales à celles des assemblages à vis de type classique comparables.

Il en est d'autant plus ainsi qu'il ne met avantageusement en œuvre aucune pièce supplémentaire par rapport à de tels assemblages à vis.

25 Enfin, il constitue par lui-même un limiteur de couple : en effet, à partir du moment où, au vissage, le couple de vissage est trop faible pour surmonter la résistance due aux moyens de crabotage suivant l'invention, l'action de vissage peut être arrêtée, et le caractère d'indesserrabilité recherché est alors  
30 assuré, sans qu'il soit nécessaire d'augmenter ce couple de vissage.

Corolairement, le risque de rupture à la traction de la vis se trouve ainsi avantageusement amenuisé.

Les caractéristiques et avantages de l'invention ressortiront d'ailleurs de la description qui va suivre, à titre d'exemple, en référence aux dessins schématiques annexés sur lesquels :

la figure 1 est une vue en perspective partielle d'une monture de lunettes dont l'un au moins des cercles est équipé d'un assemblage à vis suivant l'invention ;

40 la figure 2 est, à échelle supérieure, une vue en coupe de

cet assemblage à vis, suivant la ligne II-II de la figure 1 ;

la figure 3 est, à échelle encore supérieure, une vue en élévation de la vis mise en œuvre dans un tel assemblage ;

la figure 4 est une vue partielle en coupe axiale de cette 5 vis, suivant la ligne IV-IV de la figure 3.

Ces figures illustrent à titre d'exemple l'application de l'invention aux montures de lunettes comportant deux cercles 10, ou entourages, qui sont reliés l'un à l'autre par un pont nasal 11, et qui sont chacun adaptés à recevoir un quelconque verre de 10 lunettes, non représenté, un tel cercle ou entourage 10 formant à cet effet un anneau ouvert aux extrémités 12A, 12B duquel est prévu un assemblage à vis 13.

D'une manière générale, un tel assemblage à vis met en œuvre une vis 15 et un écrou 14, la tête 16 de cette vis 15 présentant à sa base, en direction de l'écrou 14, une surface transversale d'appui 17 par laquelle elle est adaptée à venir porter contre une surface transversale d'appui de base 18 solidaire en rotation de l'écrou 14.

S'agissant d'un assemblage à vis pour cercle ou entourage 20 10 de monture de lunettes, l'écrou 14 est formé sur une patte 20A que porte transversalement en saillie l'extrémité 12A d'un tel cercle, et, entre cet écrou 14 et la vis 15, il est prévu une pièce intercalaire formée par une patte 20B que porte transversalement en saillie l'extrémité 12B dudit cercle, en correspondance 25 avec la patte 20A.

Dans l'exemple de réalisation représenté, les pattes 20A, 20B forment conjointement un tenon propre à permettre le montage à articulation d'une branche de lunettes non représentée.

Mais, en variante, et de manière connue en soi, une telle 30 articulation peut se faire sur un tenon solidaire de l'une seulement des pattes 20A, 20B, ou plus précisément, de l'une seulement des extrémités 12A, 12B correspondantes du cercle ou entourage 10 concerné.

Quoi qu'il en soit, la patte 20B présente, dans l'axe de l' 35 alésage taraudé 21 de l'écrou 14, un passage 22 par lequel elle est apte à être traversée librement par le fût 23 de la vis 15.

Etant portée par une même pièce que l'écrou 14, à savoir le cercle 10, cette patte 20B, qui forme une pièce intercalaire, est, par construction, calée en rotation sur ledit écrou 14.

40 Cependant, elle peut se déplacer axialement vis-à-vis de

celui-ci, un tel déplacement axial étant nécessaire pour la fermeture, autour du verre de lunettes à enserrer, de l'anneau que constitue le cercle 10, et le déplacement axial relatif des pattes 20A,20B nécessaire à cette fermeture se fait à l'encontre de 5 moyens élastiques, constitués par le corps même du cercle 10, qui tendent à écarter l'une de l'autre lesdites pattes 20A,20B, et qui, en service, tendent par conséquent à rapprocher l'une de l'autre les surfaces transversales d'appui 17 et 18.

Dans une telle construction, c'est donc sur la patte 20B 10 formant la pièce intercalaire qu'est formée la surface transversale d'appui de base 18, autour du débouché du passage 22 de ladite patte 20B tournée en direction de la tête 16 de la vis 15.

Suivant l'invention sur les surfaces transversales d'appui 17, 18 destinées à venir en contact l'une avec l'autre, sont 15 prévus des moyens de crabotage.

D'une manière générale, ces moyens de crabotage comportent au moins un bossage 24, en saillie sur l'une quelconque de ces surfaces transversales d'appui, la surface d'appui 17 de la vis 15 par exemple, et, sur l'autre de celles-ci, la surface trans- 20 versale d'appui de base 18 dans ce cas, au moins un logement en creux 25 propre à coopérer en emboîtement, au moins partiel, avec le bossage 24.

Dans l'exemple de réalisation représenté, le logement 25 est complémentaire du bossage 24, ce logement et ce bossage sont l'un 25 et l'autre allongés radialement, en présentant circonférentiellement une allure symétrique en demi-onde et en s'évasant de la périphérie interne de la surface transversale d'appui qu'ils affectent à la périphérie externe de celle-ci, et une pluralité de tels logements et bossages, régulièrement répartis circulairement, 30 est prévue.

De ce fait, la surface transversale d'appui 17 de la vis 15 présente une alternance de bossages 24 et de logements 25, et, de manière complémentaire, la surface transversale d'appui de base 18 présente une alternance de logements 25 et de bossages 24.

35 L'originalité de cette disposition apparaîtra mieux si l'on rappelle que, dans les assemblages à vis de type classique, les surfaces transversales d'appui correspondantes ont usuellement une forme géométrique simple, plane, conique ou sphérique par exemple, générée par une droite, ou une courbe, tournant, sans 40 translation, autour de l'axe d'un tel assemblage.

Au contraire, suivant l'invention, et dans l'exemple de réalisation de celle-ci représenté sur les figures, ces surfaces transversales d'appui sont générées par une droite qui, non seulement tourne autour de l'axe de l'assemblage à vis concerné, mais 5 encore est affectée de translations alternées, parallèlement à cet axe.

De préférence, circonférentiellement, pour le sens de rotation au moins de la vis 15 correspondant au desserrage de celle-ci tel que schématisé par la flèche F à la figure 3, le flanc d'attaque 10 d'un bossage 24, et donc celui correspondant d'un logement 25, ont une pente A supérieure à la pente B des filets 27 de cette vis.

Ainsi qu'il est aisé de le comprendre, lorsque la vis 15 est engagée à vissage par son fût fileté 23 dans l'alésage taraudé 21 15 de l'écrou 14, après traversée de la pièce intercalaire constituée par la patte 20B, et qu'elle est vissée jusqu'à ce que sa surface transversale d'appui 17 vienne au contact de la surface transversale d'appui de base 18 formée sur cette patte 20B, chacun des bossages 24 de la surface transversale d'appui 17 de la vis 15 20 doit successivement franchir, au fur et à mesure de la rotation de celle-ci, les bossages 24 de la surface transversale d'appui de base 18.

Ce franchissement n'est en pratique possible que grâce à la capacité de jeu élastique que présente axialement l'assemblage à 25 vis concerné en raison, d'une part des moyens élastiques que constitue par lui-même le cercle de monture de lunettes 10 concerné, et d'autre part du jeu J subsistant de toute façon entre les pattes 20A, 20B de celui-ci.

Au cours de la rotation de la vis 15, ce jeu J varie entre 30 un maximum, lorsqu'un bossage 24 de la vis 15 est au droit d'un bossage 24 de la patte 20B, et un minimum, lorsqu'un bossage 24 de la vis 15 est au droit d'un logement 25 de la patte 20B.

Lorsque l'effort de serrage développé entre les pattes 20A, 20B du cercle de monture de lunettes 10 est suffisant, le vissage 35 de la vis 15 est arrêté.

Dès lors, et compte tenu notamment des valeurs relatives entre les pentes A, B données ci-dessus, tout desserrage intempestif de la vis 15 est évité.

Par contre, un tel desserrage peut être obtenu sans dégradation, en appliquant, à l'aide d'un outil, un couple suffisant à 40

cette vis.

La réalisation des surfaces transversales d'appui à moyens de crabotage suivant l'invention, peut être assurée pour tout procédé mécanique traditionnel, tel que usinage, matriçage, ou 5 injection, par exemple, et les pièces correspondantes être en métal ou en matière synthétique.

De telles surfaces transversales d'appui peuvent d'ailleurs ne pas être formées directement sur ces pièces, mais être formées sur des pièces auxiliaires, convenablement rapportées sur les 10 précédentes, par soudage, encliquetage ou autre.

Dans tous les cas, l'état de surface de ces surfaces transversales d'appui doit être suffisant pour être compatible avec l'obtention des effets recherchés.

La présente invention ne se limite d'ailleurs pas à la forme de réalisation décrite et représentée, mais englobe toute variante d'exécution notamment en ce qui concerne le nombre et/ou la configuration des bossages et/ou logements mis en œuvre pour la constitution des moyens de crabotage.

Le nombre de bossages et/ou logements sur la surface transversale d'appui de la vis pourrait en particulier être différent du nombre de bossages et/ou de logements sur la surface transversale d'appui de base correspondante.

A la limite il pourrait suffire d'ailleurs d'un seul bossage sur l'une quelconque des surfaces transversales d'appui en cause, 25 et d'un seul logement sur l'autre.

Il n'est pas nécessaire non plus qu'un tel bossage épouse intimement, par la totalité de sa surface, le logement avec lequel il doit coopérer.

Il suffit en effet que, circonférentiellement, pour le sens 30 de desserrage à prendre en considération, les flancs correspondants d'un tel bossage et d'un tel logement, qui sont les seuls à former les surfaces fonctionnelles de ce bossage et de ce logement, soient au moins en partie complémentaires.

Il n'est donc pas nécessaire que, au contraire de ce qui est 35 décrit ci-dessus, les bossages mis en œuvre, et les logements avec lesquels ils coopèrent, aient chacun individuellement, pris circonférentiellement, une allure symétrique en demi-onde.

Au contraire, circonférentiellement, bossages et logements pourraient être dissymétriques, leur flanc dans un sens de rotation ayant par exemple une pente, vis-à-vis de l'axe de l'ensem- 40

ble, supérieure à la pente de leur flanc dans l'autre sens de rotation.

Il n'est pas indispensable, non plus, que bossages et logements soient allongés radialement.

5 Au contraire, il pourrait s'agir par exemple de bossages et de logements globalement hémisphériques.

Enfin, il n'est pas indispensable que la capacité de jeu élastique, que doit présenter axialement l'assemblage à vis suivant l'invention, soit due à la pièce intercalaire interposée entre son écrou et la tête de sa vis.

Au contraire, cette capacité de jeu élastique peut être due à la seule vis, celle-ci étant par exemple constituée de deux tronçons, qui portent l'un le fût fileté d'une telle vis l'autre la tête de celle-ci, et qui sont mobiles axialement l'un par rapport à l'autre à l'encontre de moyens élastiques, rondelle Bellaville par exemple, tout en étant calés en rotation l'un sur l'autre.

En outre, dans le cas cependant où la capacité de jeu élastique que présente l'assemblage suivant l'invention est due à la 20 pièce intercalaire qu'il comporte, la tension élastique qui tend à écarter de l'écrou cette pièce intercalaire n'est pas due nécessairement à la liaison assurant par ailleurs un blocage en rotation de cette pièce intercalaire sur cet écrou.

Au contraire, cette tension peut au moins en partie être 25 développée par un quelconque moyen élastique, ressort par exemple, inséré à cet effet entre la pièce intercalaire et l'écrou.

Il va de soi par ailleurs que le domaine d'application de l'invention n'est pas limité à celui des cercles ou entourages de montures de lunettes en référence auquel elle a été plus particulièrement décrite ci-dessus, mais qu'il s'étend au domaine plus général de tous les assemblages à vis présentant axialement une certaine capacité de jeu élastique, c'est-à-dire une possibilité pour les surfaces transversales d'appui en jeu de se déplacer axialement l'une par rapport à l'autre à l'encontre de moyens 35 élastiques, et que la pièce intercalaire de tels assemblage à vis peut être très simplement formée par une quelconque pièce à serrer entre la tête de leur vis et leur écrou.

REVENDICATIONS

1. Assemblage à vis du genre mettant en oeuvre une vis, un écrou, et entre ladite vis et ledit écrou une pièce intercalaire, qui est calée en rotation sur l'écrou tout en pouvant se déplacer axialement vis-à-vis de celui-ci, et qui est traversée librement 5 par le fût de la vis, la tête de ladite vis présentant, en direction dudit écrou, une surface transversale d'appui par laquelle elle est adaptée à venir porter contre une surface transversale d'appui de base formée à cet effet sur la pièce intercalaire, ledit assemblage à vis comportant en outre des moyens élastiques 10 tendant à rapprocher l'une de l'autre lesdites surfaces transversales d'appui, un tel assemblage à vis caractérisé en ce que sur les surfaces d'appui sont prévus des moyens de crabotage.
2. Assemblage à vis suivant la revendication 1, caractérisé en ce que lesdits moyens de crabotage comportent au moins un bossage en saillie sur l'une quelconque des surfaces transversales 15 d'appui, et, sur l'autre de celles-ci, au moins un logement en creux propre à coopérer en emboîtement, au moins partiel, avec ledit bossage.
3. Assemblage à vis suivant la revendication 2, caractérisé 20 en ce que ledit logement est complémentaire dudit bossage.
4. Assemblage à vis suivant l'une quelconque des revendications 2, 3, caractérisé en ce que ledit bossage et ledit logement sont allongés radialement.
5. Assemblage à vis suivant l'une quelconque des revendications 2 à 4, caractérisé en ce que, circonférentiellement, pour 25 le sens de rotation au moins de la vis correspondant au desserrage de celle-ci, le flanc d'attaque dudit bossage, et celui correspondant dudit logement, ont une pente supérieure à celle des filets de la vis.
- 30 6. Assemblage à vis suivant l'une quelconque des revendications 2 à 5, caractérisé en ce qu'une pluralité de bossages et de logements, régulièrement répartis circulairement, est prévue.
7. Assemblage à vis suivant l'une quelconque des revendications 2 à 6, caractérisé en ce que circonférentiellement chaque 35 bossage et/ou logement a une allure symétrique en demi-onde.
8. Assemblage à vis suivant l'une quelconque des revendications 1 à 7, caractérisé en ce que les surfaces d'appui sont complémentaires l'une de l'autre.

9. Application de l'assemblage à vis suivant l'une quelconque des revendications 1 à 8, à un cercle ou entourage de monture de lunettes formant un anneau ouvert aux extrémités duquel est prévu un tel assemblage à vis, l'écrou étant formé sur l'une des-  
5 dites extrémités et la pièce intercalaire sur l'autre de celles-ci.

FIG. 1

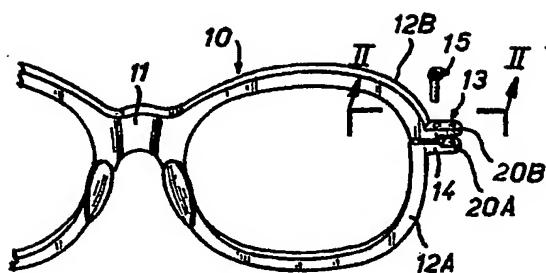


FIG. 3

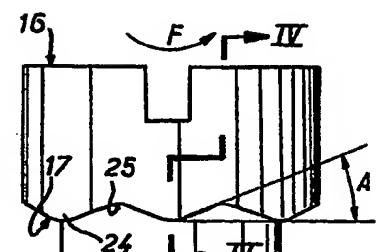


FIG. 2

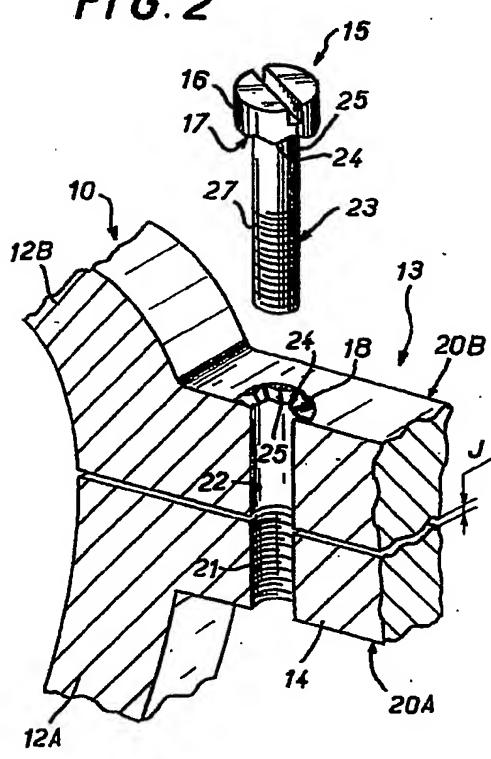
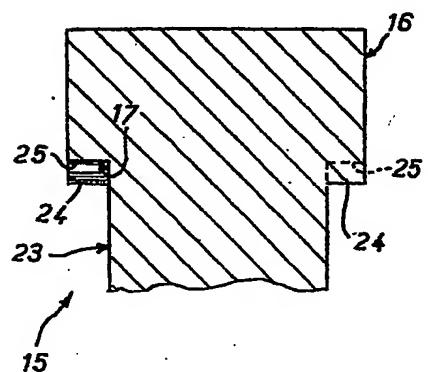


FIG. 4



# United States Patent [19]

Dany

[11] 4,339,179  
[45] Jul. 13, 1982

[54] EYEGLASS FRAME HAVING OPEN RIMS  
CLOSED BY SELF-LOCKING SCREW  
ASSEMBLIES WITH DOG CLUTCH MEANS

[75] Inventor: Jean Dany, Bar-le-Duc, France

[73] Assignee: Essilor International "Cie Generale  
d'Optique", Creteil, France

[21] Appl. No.: 151,578

[22] Filed: May 20, 1980

[30] Foreign Application Priority Data

May 22, 1979 [FR] France ..... 79 12942

[51] Int. Cl.<sup>3</sup> ..... G02C 5/22; G02C 1/08

[52] U.S. Cl. ..... 351/153; 351/90

[58] Field of Search ..... 351/153, 154, 90;  
16/128 A; 411/141, 187, 188

[56] References Cited

U.S. PATENT DOCUMENTS

1,576,870 3/1926 Stevens et al. ..... 351/153 X

2,037,586 4/1936 Olson ..... 411/187

3,438,416 4/1969 Thurston ..... 151/37

3,802,475 4/1974 Gerlach ..... 151/39

## FOREIGN PATENT DOCUMENTS

1595149 7/1970 France .

2204816 10/1973 France .

Primary Examiner—John K. Corbin  
Assistant Examiner—Rodney B. Bovernick  
Attorney, Agent, or Firm—Charles E. Brown

[57] ABSTRACT

An eyeglass frame having open ended rims closed by screw assemblies for clamping lenses therein is disclosed. Each screw assembly comprises a machine screw having a head which defines a bearing surface, a nut threadedly engageable with the threaded shank of the screw, and integrally formed with a lug at one end of the open rim, and an insert member integrally formed with a lug at the other end of the open rim and having a cooperable bearing surface. Dog clutches are formed on the bearing surfaces and preferably comprise alternating projecting portions and recesses in an annular array. The dog clutches normally prevent loosening of the screw assembly by limiting the degree of relative angular displacement between the bearing surfaces, but the gap between the lugs and the resilience of the rims permits unscrewing of the assembly to remove the lens without damaging any of the parts of the assembly.

14 Claims, 4 Drawing Figures

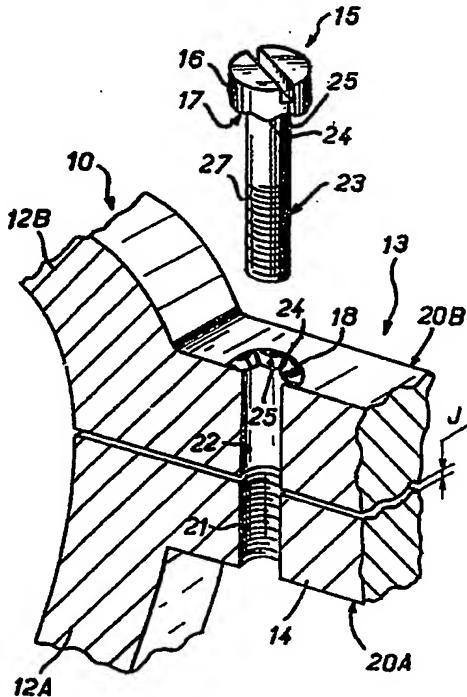


FIG. 1

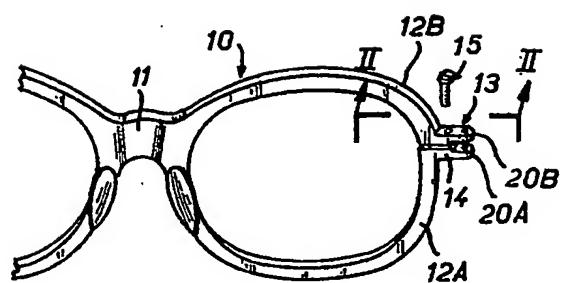


FIG. 3

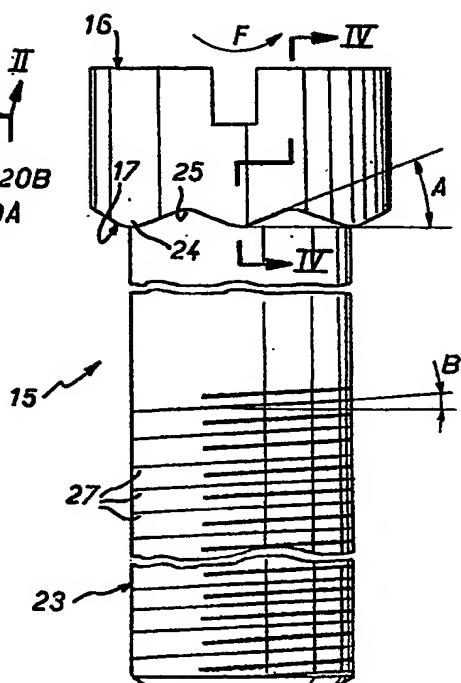


FIG. 2

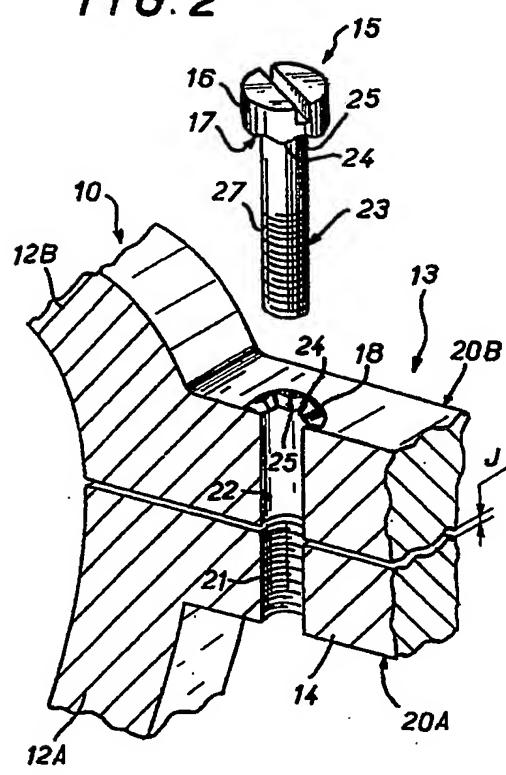
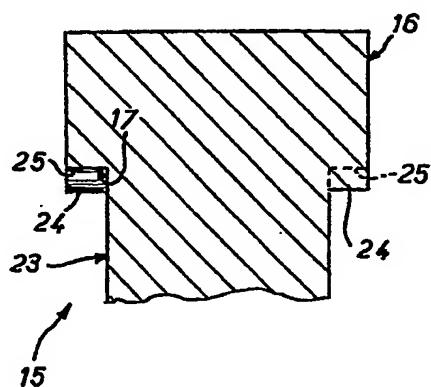


FIG. 4



**EYEGLASS FRAME HAVING OPEN RIMS  
CLOSED BY SELF-LOCKING SCREW  
ASSEMBLIES WITH DOG CLUTCH MEANS**

**FIELD OF THE INVENTION**

The present invention relates generally to eyeglass frames, and more particularly to screw assemblies for closing the open ends of the rims for clamping lenses of the eyeglasses therein.

**BACKGROUND OF THE INVENTION**

In such eyeglass frames one end of one of the open rims forms the nut of the assembly and the other end of the rim forms an insert which is freely traversed by the shank of the screw itself.

The underside of the machine screw and the insert together define transverse bearing surfaces. The bearing surfaces are urged together for clamping the rims around the corresponding lenses.

The insert member is fixed against rotation relative to the nut member since it is part of the same rim as the nut but is axially displaceable relative to the nut against the biasing means which tend to keep the insert away from the nut and which are defined by the inherent resilience of the rim itself. The base transverse bearing surface formed on the insert engages the transverse bearing surface formed on the underside of the head of the screw. The biasing means tend to urge the lugs away from each other.

One of the problems posed with the holding of such screw assemblies of eyeglass frames is to assure long-lasting clamping necessary to prevent accidental loss of lenses while permitting, whenever necessary, the removal of lenses for their replacement.

It is of course well known at the present to provide such screw assemblies with self-locking means thereby satisfying the first-mentioned requirement. But any disassembly of such machine screw assemblies with self-locking means has meant damaging one of the component parts of the assembly which must then be repaired or even replaced if subsequent reassembly is desired.

Such is the case, for example, with the arrangement disclosed in French printed patent application No. 2,204,816 in which it is proposed to locally flange part of the insert member against the screw which extends therethrough, the insert member forming for this purpose an annular member around the head of the screw.

Further, in some arrangements an additional part of the nut locking variety must frequently be used thereby complicating the steps of assembly, disassembly and reassembly and increasing the cost of such a screw assembly.

This is the case with U.S. Pat. No. 3,438,416, for example, in which waved surfaces are provided on the underside of the screw and the washer, the washer being initially free for rotation in relation to the nut with which the screw must threadedly engage. Moreover, this screw assembly is not intended to be used for closing the open end of an eyeglass frame rim.

**SUMMARY OF THE INVENTION**

An object of the invention is to provide an eyeglass frame having a rim the open end of which is closed by a screw assembly which is advantageously self-locking and disassemblable and reassemblable in its entirety.

According to the invention there is provided an eyeglass frame part comprising at least one open rim for

receiving a lens, superposed lugs being formed at the open ends of said rim, said rim being of resilient construction and biasing said lugs away from each other so as to define a gap constantly therebetween, and a screw assembly for closing said open rim and clamping a lens therein, including a machine screw having a head and a threaded shank, a nut member threadedly engageable with said threaded shank, and an insert member interposed between said head of said machine screw and said nut member, the underside of said head and said insert member defining cooperable transverse bearing surfaces, cooperable dog clutch means formed on said bearing surfaces, said nut member being formed on one of said lugs and said insert member being formed on the other of said lugs.

In practice the dog clutch means comprise at least one projection portion or boss on one of the transverse bearing surfaces at least partially engageable with play with at least one recess in the other transverse bearing surface.

Thus, taking into account the fact that the rim of the eyeglass frame comprises an open ring, advantage is taken of the "elastic play" between the transverse bearing surfaces for employing the dog-clutch means for permitting non-rotational coupling of the transverse bearing surfaces.

Whereupon, owing to the dog clutch means, when the screw of the screw assembly has the tendency to loosen the transverse bearing surfaces of the assembly come into engagement for at least a portion of their relative angular movement, applying an axial resistance greater than the axial loosening of unscrewing force of the screw so that effective independent loosening or unscrewing of the screw is precluded.

To unscrew the screw a tool must be used, such as a socket screw key or a screwdriver, adapted to apply sufficient torque to the screw to overcome the resistance due to the dog clutch means. Such unscrewing does not cause any damage to the transverse bearing surfaces so that the screw assembly according to the invention may be disassembled and reused even though it is self-locking in operation.

The present screw assembly of the invention has other advantages.

First, it may be used in cramped conditions for, all things being equal, the screw assembly of the invention is of substantially the same dimensions as comparable conventional screw assemblies. This is particularly so since it advantageously does not employ any additional parts over that of conventional screw assemblies.

Further, the screw assembly of the present invention defines torque limiting means. Starting from the moment the unscrewing torque is too small to overcome the resistance due to the dog clutch means, the unscrewing action may be stopped and the self-locking action is then assured without it being necessary to increase the screwing torque. Consequently the chance of rupture due to excessive traction on the screw is advantageously diminished.

**BRIEF DESCRIPTION OF THE DRAWINGS**

These and other advantages of the invention will be brought out in the description which follows, given by way of example, with reference to the accompanying drawings.

FIG. 1 is a fragmentary perspective view of an eyeglass frame having at least one rim provided with a screw assembly embodying the invention;

FIG. 2 is an enlarged cross-sectional view taken on line II—II in FIG. 1 of the machine screw assembly;

FIG. 3 is an elevational view on an even larger scale of the screw assembly;

FIG. 4 is a fragmentary longitudinal sectional view of the machine screw taken on line IV—IV in FIG. 3.

#### DETAILED DESCRIPTION OF THE PREFERRED EMBODIMENT

In the drawings will be recognized an eyeglass frame, preferably of metal construction, comprising two rims 10 connected to each other by a nose bridge 11 and adapted to receive eyeglass lenses, not shown. For this purpose the rims 10 form rings which are open at their outer ends 12A, 12B for which screw assemblies 13 are provided.

Generally speaking, such a screw assembly comprises a machine screw 15 and a nut member 14, the head 16 of the machine screw 15 having on its underside a transverse bearing surface 17 adapted to engage a transverse bearing surface 18 fixed against rotation relative to the nut member 14.

As illustrated, the nut member 14 is integrally formed with the lug 20A laterally extending from the end 12A of the rim 10. Between the nut member 14 and the machine screw 15 is an insert member which, as illustrated, is integrally formed with a lug 20B projecting laterally from the other end 12B of the rim 10 in alignment with lug 20A.

In the illustrated embodiment the lugs 20A, 20B together define a yoke adapted to pivotally mount a bow or temple (not shown) of the eyeglass frame.

Alternatively, as is known per se, the pivotal mounting may be by means of a yoke integral with only one of the lugs 20A or 20B or more precisely one of the ends 12A or 12B of the particular rim. In any event the lug 20B has along the axis of tapped bore 21 of the nut member 14 a passageway 22 by which it is adapted to be freely traversed by the unthreaded portion of the shank 23 of the machine screw 15.

As the lug 20B is carried by the same part as the nut member 14, namely, the rim 10, it is fixed against rotation relative to the nut member 16. Nonetheless, the lug 20B is axially displaceable in relation to the nut member 14 for closing the ring formed by the rim 10 around the eyeglass lens to be clamped in place. The relative axial displacement of the lugs 20A and 20B necessary for the closing of the ring is effected against the force of the resilient biasing means defined by the body of the rim 10 which tend to move the lugs 20A and 20B away from each other but which in operation therefore tend to move the transverse bearing surfaces 17 and 18 toward each other.

In such a construction the transverse bearing surface 18 is formed on the insert member around the opening of the passageway 22 through the lug 20B adjacent the head 16 of the screw 15.

According to the invention dog clutch means are provided on the transverse bearing surfaces 17 and 18 and are adapted to come into engagement with each other.

Generally, the dog clutch means comprise at least one projecting portion or boss 24, projecting from either one of the transverse bearing surfaces, for example, the bearing surface 17 on the underside of the head 16 of

the screw 15, and at least one recess 25 on the other transverse bearing surface 18 at least partially in engagement with the projecting portion or boss 24.

In the illustrated embodiment there are a plurality of recesses 25 and projecting portions or bosses 24 complementary with one another; both recesses and projecting portions are radially elongated and have axes of symmetry. The projecting portions or bosses 24 and the recesses 25 both define half-wave forms flaring from their 10 radially inner periphery to their radially outer periphery. The transverse bearing surfaces 17 and 18 thus define a plurality of alternating regularly annularly distributed recesses and projecting portions. Thus the transverse bearing surface 17 on the underside of the head 16 of the screw 15 has alternating projecting portions 24 and recesses 25, and complementarily the base transverse bearing surface 18 has alternating recesses 25 and projecting portions or bosses 24.

Preferably, for the unscrewing direction of rotation of the screw 15 at least, as designated by arrow F in FIG. 3, the leading flanks of the projecting portions or bosses 24 and therefore the leading flanks of the recesses 25 have slopes A greater than the pitch B of the threads 27 of the screw.

25 As will be readily understood when the threaded shank 23 of the machine screw 15 is threadedly engaged with the tapped bore 21 in the nut member 14, after extending through the insert member formed in the lug 20B and screwed until its transverse bearing surface 17 comes into engagement with the transverse bearing surface 18 defined on lug 20B, each of the projecting portions 24 on the transverse bearing surface 17 on the underside of the head 16 of the screw 15 must clear in succession the projecting portions or bosses 24 on the 30 base transverse bearing surface 18 as the screw is turned.

35 The clearing of the projecting portions or bosses 24 on the underside of the head 16 of the screw 15 over the base projecting portions or bosses 24 is only possible because of the axial elasticity or play afforded by the screw assembly by reason of the elasticity or resilience defined by the open rim 10 of the eyeglass frame and the gap J formed between the lugs 20A and 20B at the ends of upper and lower rim portions.

40 During the turning of the threaded fastener 15, the gap J varies between a minimum distance when the projecting portions or bosses 24 on the underside of head 16 of the screw 15 are in alignment with the projecting portions or bosses 24 on the lug 20B and a maximum distance when the projecting portions 24 on the underside of the head 16 of the screw 15 are in alignment with the recesses 25 on lug 20B.

45 When the clamping force applied between the lugs 20A and 20B at the ends of the upper and lower rim portions is sufficient the screwing movement of the screw 15 is arrested.

50 Whereupon, bearing in mind the relative values of the slope A and pitch B given above, any accidental or inadvertent loosening or unscrewing of the screw 15 is prevented. However, the screw 15 may be unscrewed without damaging any component parts of the screw assembly by applying sufficient torque to the head of the screw with an appropriate tool.

55 The transverse bearing surfaces with dog clutch means may be formed by any conventional mechanical method such as machining, die stamping or injection molding and the corresponding parts may be made of metal or synthetic material. Such bearing surfaces may

not be integrally formed with their associated parts but formed on auxiliary parts suitably mounted on the former by welding, clipping or the like. In any event the surface quality of the bearing surfaces must be compatible with the sought-after results.

The present invention is moreover not limited to the illustrated and described embodiment but may encompass various expedients, and modifications without departing from the spirit and scope of the invention as defined by the appended claims. For instance, the number and/or configuration of the projecting portions or bosses and recesses defining the dog clutch means may be designed differently. Also, the number of projecting portions or bosses and/or recesses on the transverse bearing surface on the underside of the screw head may be different from that of the projecting portions or bosses and/or recesses on the corresponding base transverse bearing surface on the insert member.

In the limit case it suffices that a single boss be provided on one of the bearing surfaces and a single recess on the other bearing surface.

Furthermore, it is not essential that the entire surface of the projecting portion or portions intimately mate with its or their corresponding recess or recesses. It is sufficient that in the unscrewing or loosening direction the corresponding flanks of such bosses and recesses which alone define the effective surfaces thereof at least be in part complementary.

It is not essential, in contrast to the preferred embodiment, that each of the projecting portions or recesses be of symmetrical half-wave configuration in a circumferential array. On the contrary, the projecting portions and recesses may be circumferentially asymmetrical, the slope of their flanks in one direction being greater than the slope of their flanks in the opposite direction.

Likewise it is not essential that the projecting portions and recesses be radially elongated. On the contrary, the projecting portions and recesses may be of generally hemispherical configuration.

What is claimed is:

1. An eyeglass frame part comprising at least one open rim for receiving a lens, superposed lugs being formed at the open ends of said rim, said rim being of resilient construction and biasing said lugs away from each other so as to define a gap constantly therebetween and a screw assembly for bringing said lugs toward each other and clamping a lens in said rim, said screw assembly including a machine screw having a head and a threaded shank, a nut member threadedly engageable with said threaded shank, and an insert member interposed between said head of said machine screw and said nut member, the underside of said head and said insert member defining cooperable transverse bearing surfaces, cooperable dog clutch means formed on said bearing surfaces, said nut member being formed on one of said lugs and said insert member being formed on the other of said lugs whereby the biasing of said lugs away from each other tends to urge said cooperable dog clutch means into mutual engagement and the constant gap between said lugs insures resiliency of such mutual engagement.

2. The frame part according to claim 1, wherein said nut member and said insert member are respectively integrally formed with said one lug and said other lug.

5 3. The frame part according to claim 1 or 2, wherein said rim is of metal construction.

4. The frame part according to claim 1, wherein said dog clutch means comprises at least one projecting portion on one of said bearing surfaces and at least one cooperable recess on said other bearing surface at least partially engageable with said projecting portion.

10 5. The frame part according to claim 4, wherein said recess is of complementary configuration to said projecting member.

6. The frame part according to claim 4 or 5, wherein said projecting portion and said recess are radially elongated.

15 7. The frame part according to claim 4 or 5, wherein a leading flank of said projecting portion relative to the unscrewing direction of rotation of said machine screw and the corresponding flank of said recess have slopes greater than the pitch of the thread of said screw.

8. The frame part according to claim 4 or 5, there being a plurality of said projecting portions on said one bearing surface and a plurality of said recesses on said other bearing surface, said plurality of projecting portions and said plurality of recesses being in uniformly spaced annular arrays.

20 9. The frame part according to claim 8, there being a plurality of recesses alternating with said plurality of projecting portions on said one bearing surface and a plurality of projecting portions alternating with said plurality of recesses on said other bearing surface.

10. The frame part according to claim 8, wherein each of said projecting portions and each of said recesses are of symmetrical half-wave configuration.

25 11. The frame part according to claim 5, wherein said projecting portion and said recess are each of symmetrical half-wave configuration.

12. The frame part according to claim 1 or 4, wherein each of said bearing surfaces are of complementary configuration.

30 13. The frame part according to claim 8, wherein said bearing surfaces are of complementary configuration.

14. An eyeglass frame of the type comprising a face part having a pair of interconnected rims for receiving lenses, said rims defining open rims with superposed lugs extending from outer ends thereof, rims being of resilient construction and biasing said lugs away from each other to define a gap constantly therebetween, a screw assembly for bringing said lugs toward each other and clamping lenses in said rims, each said screw assembly comprising a machine screw having a head and a threaded shank, an insert member integrally formed with one of said lugs of the corresponding rim, and a nut member integrally formed with the other said lug of the corresponding rim, the underside of said head of said screw and said nut member defining cooperable transverse bearing surfaces, cooperable dog clutch means defined on said bearing surface, the bias of said lugs tending to urge said cooperable dog clutch means into mutual engagement, whereby once said screw is tightened said cooperable dog clutch means normally allows only very limited angular displacement between the said bearing surfaces, the gap between said lugs and resilience of the rim permitting said dog clutch means to override each other permitting disassembly when sufficient torque is applied to said screw.

\* \* \* \*